

【公開版】

日本原燃株式会社	
資料番号	外外火 21 R <u>3</u>
提出年月日	令和 4 年 <u>11</u> 月 <u>10</u> 日

## 設工認に係る補足説明資料

### 外部火災の影響評価における 放熱量の設定の考え方について

1. 文章中の下線は、R2からR3への変更箇所を示す。
2. 本資料(R5)は、2022年9月15日のヒアリングから記載を修正したものである。
  - ・「1. 概要」の記載を他の外部火災の補足説明資料の記載と合わせて修正した。

## 目 次

1. 概要	1
2. 外部火災の影響評価について	1
2.1 外部火災による影響評価における放熱の考え方について	1
2.2 放熱量を設定し評価する外部火災について	2
2.2.1 評価対象毎の放熱量の設定について	3
別添－1 熱伝達率の設定の考え方について	

■: 商業機密の観点から公開できない箇所

## 1. 概要

本資料は、再処理施設及び MOX 燃料加工施設に対する第 1 回設工認申請（令和 2 年 12 月 24 日申請）のうち、以下の添付書類に示す外部火災の影響を考慮する施設に対する外部火災防護における評価方針及び評価結果を補足説明するものである。

- ・再処理施設 添付書類「VI-1-1-1-3-3 外部火災への配慮が必要な施設の設計方針及び評価方針」
- ・再処理施設 添付書類「VI-1-1-1-3-4 外部火災防護における評価結果」
- ・MOX 燃料加工施設 添付書類「V-1-1-1-3-3 外部火災への配慮が必要な施設の設計方針及び評価方針」
- ・MOX 燃料加工施設 添付書類「V-1-1-1-3-4 外部火災防護における評価結果」

外部火災としては、「原子力発電所の外部火災影響評価ガイド（平成 25 年 6 月 19 日原子力規制委員会）」（以下「外部火災ガイド」という。）を参考として、森林火災、近隣の産業施設の火災及び航空機墜落による火災を対象として熱影響評価を行い、外部火災防護対象施設等が、安全機能を損なわないことを評価により確認することとしている。

この際、放熱を考慮しない評価と放熱を考慮した評価があることから、本資料では、この設定の考え方について補足説明する。

本資料において外部火災の評価に用いる放熱量の設定については、再処理施設及び MOX 燃料加工施設の今回申請対象以外の建屋や屋外構築物に対しても適用されるものである。

なお、本資料は、第 1 回設工認申請対象施設を対象としたものであり、第 2 回設工認申請時に申請対象施設を踏まえ、記載を拡充する。

また、廃棄物管理施設の設工認申請については別途整理するものとする。

## 2. 外部火災の影響評価について

外部火災の影響評価においては、基本的に放熱を考慮せず評価する。ただし、定常計算を行うことから放熱を考慮する必要のある火災又は評価結果が現実と乖離が大きくなる火災については、放熱量を考慮して評価を行う。

放熱量を考慮した評価を行う場合には、評価対象となる施設の設置環境、火災源からの熱影響及び評価対象となる施設の違いを考慮し、放熱量を適切に設定する。

### 2.1 外部火災による影響評価における放熱の考え方について

外部火災の影響評価において考慮可能な放熱としては、大きく「輻射による放熱」及び「対流による放熱」に分類される。

設置環境に応じて、「輻射による放熱」及び「対流による放熱」を適切

に組み合わせ、放熱量を設定する。

## 2.2 放熱量を設定し評価する外部火災について

外部火災としては、外部火災ガイドを参考として、以下の事象を対象として影響評価を実施する。

- (1) 森林火災
- (2) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)
- (3) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)及び森林火災の重畳
- (4) 近隣の産業施設の火災(敷地内の危険物貯蔵施設等の火災)
- (5) 航空機墜落による火災

上記の外部火災のうち、「(2) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)」及び「(3) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)及び森林火災の重畳」の石油備蓄基地火災の影響評価においては、原油の性状が不明であり燃焼継続時間を設定することが困難なため、建屋外壁の表面における入熱量と放熱量の釣り合いから熱影響を算出する定常計算を行うこととしているが、この評価において、火災源からの輻射による受熱のみでは、評価対象の温度が定常状態に至らず評価ができないことから放熱量を設定し評価する。

「(5) 航空機墜落による火災」の一部の屋外の外部火災防護対象施設の評価においては、建屋等の直近において航空機墜落による火災が発生した場合を想定することから、放熱を見込まない評価とすると評価結果が現実との乖離が大きくなることから放熱量を設定し評価する。

第 2.2-1 表 影響評価を実施する事象と放熱の設定

影響評価を実施する事象	放熱の設定
(1) 森林火災	放熱を考慮しない
(2) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)	定常計算を行うことから放熱を考慮する
(3) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)及び森林火災の重畳	石油備蓄基地火災については、定常計算を行うことから放熱を考慮する
(4) 近隣の産業施設の火災(敷地内の危険物貯蔵施設等の火災)	放熱を考慮しない
(5) 航空機墜落による火災	現実との乖離が大きくなることから放熱を考慮する ※一部の屋外に設置する外部火災防護対象施設が対象

### 2.2.1 評価対象毎の放熱量の設定について

前述 2.2 にて放熱を設定するとした事象毎に評価対象の組合せによる放熱量の設定の考え方を、以下に示す。

放熱量については、文献の熱伝達率を参照した上で、評価対象と周囲環境との温度差を考慮し放熱量を設定することを基本とするが、評価対象の違い、火災源等の特徴を踏まえ、火災及び評価対象の組合せごとに放熱量を設定する。

火災及び評価対象の組合せ毎の放熱及び熱伝達率等の設定を、第 2.2.1-1 表に示す。

なお、石油備蓄基地火災及び航空機墜落火災の発生時における建屋及び屋外設備の柱・梁面、タンク表面等への熱影響の評価において、放熱量を設定するために考慮する熱伝達率及び離隔距離の設計裕度を考慮する離隔距離の計算に用いる熱伝達率の詳細を別添-1 に示す。

また、屋外の外部火災防護対象施設を構成する個別の部材や設備へ適用する熱伝達率の考え方を別紙にて個別に示す。

#### (1) 「(2) 近隣の産業施設の火災(石油備蓄基地火災)」の放熱量

##### a. 建屋

石油備蓄基地火災の建屋の評価については、屋外環境に設置され、「輻射による放熱」及び「対流による放熱」が期待できることから、これらの放熱を考慮する。

「輻射による放熱」については、「日本機械学会・伝熱工学資料(以下「伝熱工学資料」という。) 改訂第 5 版・2009.」の輻射伝熱計算の式を用い算出する放熱量を設定する。

また、「対流による放熱」については、伝熱工学資料の鉛直平板周りの自然対流熱伝達の式を用い、熱伝達率を求め、評価対象と周囲環境との温度差を考慮し算出する放熱量を設定する。

##### b. 危険物貯蔵施設等

屋外に設置される危険物貯蔵施設等は、屋外環境に設置され、「輻射による放熱」及び「対流による放熱」が期待できることから、これらの放熱を考慮する。

これら放熱については、タンク等の主要部材の鋼材である貯蔵容器の放熱を保守的に評価する観点から、「空気調和・衛生工学便覧 第 14 版 3 空気調和設備編」(以下「便覧」という。)から、当該文献の中で最も保守的な夏場の熱伝達率  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を参照し、放熱量を設定し評価する。熱伝達率  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  の設定の考え方を、別添-1 に示す。

なお、事業指定(変更許可)において、計算により放熱量を求め危険物貯蔵施設等の温度を評価していたが、評価の対象となる危険物

貯蔵施設等は全て屋外環境に設置されているため、「輻射による放熱」及び「対流による放熱」が期待できることから、上記を踏まえ熱伝達率  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を熱伝達率とする。

- (2) 「(3) 近隣の産業施設の火災（石油備蓄基地火災）及び森林火災の重畳」の放熱量

前述の(1) 「(2) 近隣の産業施設の火災（石油備蓄基地火災）」の放熱量」と同じ放熱量を考慮する。

- (3) 「(5) 航空機墜落火による火災」の放熱量

屋外に設置される外部火災防護対象施設は、屋外環境に設置され、「輻射による放熱」及び「対流による放熱」が期待できることから、これらの放熱を考慮する。

これら放熱については、主要部材の鋼材の放熱を保守的に評価する観点から、便覧から当該文献の中で最も保守的な夏場の熱伝達率  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を参照し、当該施設の設置環境及び必要な設計裕度を考慮した上で、放熱量を設定し評価する。熱伝達率  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  の設定の考え方を、別添-1に示す。

また、必要離隔距離の評価により防護する設備については、前述 a.と同様、熱伝達率の  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  が期待できるが、必要離隔距離を保守的に広く取るため、設計裕度を考慮した上で、放熱量を設定し評価する。設定する熱伝達率の設定の考え方を、別添-1に示す。

第 2.2.1-1 表 火災及び評価対象の組合せ毎の放熱，熱伝達率等の設定

外部火災	評価対象	考慮する放熱	適用する熱伝達率，評価式
石油備蓄基地火災	建屋	・「輻射による放熱」	輻射伝熱計算の式 (放熱量の評価式)
		・「対流による放熱」	鉛直平板周りの自然対流熱伝達の式 (熱伝達率の評価式)
	危険物貯蔵施設等	・「輻射による放熱」 ・「対流による放熱」	$17 \text{ W}/\text{m}^2/\text{K}$
航空機墜落火災	$17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を参照し，設置状況に応じて放熱を考慮する。詳細は別紙 1 に示す。		

## 別添－ 1

熱伝達率の設定の考え方について

## 目 次

1. 熱伝達率の設定の考え方について.....	1
1.1 屋外施設で考慮する熱伝達率.....	1
1.2 離隔距離表の設計に用いる熱伝達率について.....	6



## 1. 熱伝達率の設定の考え方について

石油備蓄基地火災及び航空機墜落火災の発生時における建屋及び屋外設備の柱・梁面、タンク表面等への熱影響の評価において、放熱量を設定するために熱伝達率を考慮する必要がある。

これらの熱伝達率については、空気調和・衛生工学便覧を参考に、屋外設備の一般的な輻射及び対流の熱伝達率の測定結果  $23\text{W/m}^2/\text{K} \sim 17\text{W/m}^2/\text{K}$  のうち厳しい値となる  $17\text{W/m}^2/\text{K}$  とし、輻射成分は  $6\text{W/m}^2/\text{K}$ 、対流成分は  $12\text{W/m}^2/\text{K}$  とした。これらの値の火災時で想定される高温条件への適用性について以下に示す。

なお、輻射成分又は対流成分は、当該設備の冷却機能や設置環境に応じて適切に組み合わせる。

また、離隔距離表に用いる熱伝達率については、離隔距離の設計裕度として  $12.5\text{W/m}^2/\text{K}$  を用いることとした。この妥当性についても以下に示す。

表 17・19 外表面熱伝達率の設計負荷計算用数値<sup>17)</sup>  
[W/(m<sup>2</sup>・K)]

	期別	放射 $\alpha_r$	対流 $\alpha_c$	総合 $\alpha_o$
垂直外壁面	冬	5	19	23
	夏	6	12	17
屋根面	冬	12	23	35
	夏	6	17	23
上げ裏面	冬	5	13	17
	夏	6	12	17

垂直外壁面の総合の熱伝達率は冬の数値  $23\text{W/m}^2/\text{K}$  に比べて保守的な夏の数値  $17\text{W/m}^2/\text{K}$  を用いる。

注記\*1： 空気調和・衛生工学便覧 第14版 1基礎篇 環境・エネルギー評価第17章 402頁

### 第1図 空気調和・衛生工学便覧<sup>\*1</sup>の抜粋

#### 1.1 屋外施設で考慮する熱伝達率

##### (1) 輻射放熱について

輻射放熱は、一般的に以下の式に基づき算出される。

$$Q = \sigma \varepsilon A (T_i^4 - T_a^4) \cdots \text{(式 1-1)}$$

$A$  : 受熱面 [m<sup>2</sup>]

$T_a$  : 雰囲気温度 [K](= 37°C)

$T_i$  : 鋼材の温度 [K]

$\varepsilon$  : 鋼材の輻射率 [-]

$\sigma$  : ステファン・ボルツマン定数 [W/m<sup>2</sup>/K<sup>4</sup>](=  $5.67 \times 10^{-8}$ )

(伝熱工学資料 改訂第5版 p.139)

熱伝達率は、以下の式により求められる。

$$h = Q / [A (T_i - T_a)] \dots (式 1-2)$$

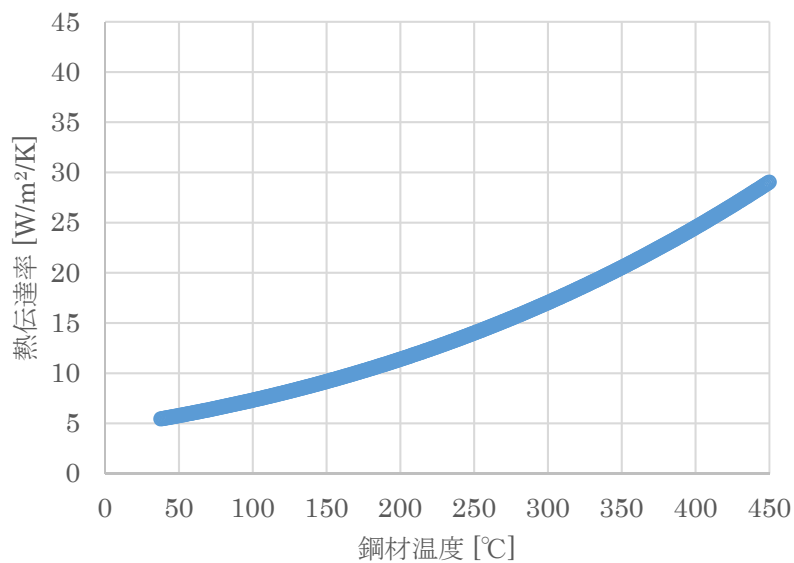
$h$  : 熱伝達率[W/m<sup>2</sup>/K]

(伝熱工学資料 改訂第5版 p.23)

式 1-1 及び 1-2 から、熱伝達率は以下のとおり求められる。

$$h = \frac{\sigma \varepsilon (T_i^4 - T_a^4)}{T_i - T_a} \dots (式 1-3)$$

屋外施設において、熱伝達率を用い評価する鋼材の輻射率は 0.8~1(出典：伝熱工学資料改訂第5版, p.162)である。輻射率は0.8として見込み、式 1-3 から熱伝達率を求めた結果を第 1-1 図 鋼材温度に対する熱伝達率に示す。



第 1-1 図 鋼材温度に対する熱伝達率

熱伝達率は、37°Cから 450°Cでは、5.4 W/m<sup>2</sup>/K から 29W/m<sup>2</sup>/K の熱伝達率となり、輻射放熱として見込む 6W/m<sup>2</sup>/K よりも大きな値となることから、6W/m<sup>2</sup>/K を高温条件に適用することは妥当である。

(2) 対流放熱について

対流の熱伝達率は、一般的に以下の式に基づき算出される。

$$h = Nu \times \lambda / L \dots (式 1-4)$$

Nu : ヌセルト数 [-]

$\lambda$  : 熱伝導率 (空気) [W/m/K]

L : 評価対象長さ [m]

(伝熱工学資料 改訂第 5 版 p. 26)

Re が十分に小さく、平板系の Nu 数の導出式の適用範囲であることを確認した上で(式 1-5)を用いる。

$$Nu = 2 C (Pr) Re^{\frac{1}{2}} \dots (式 1-5)$$

Re : レイノルズ数 [-]

(適用範囲 :  $Re < 3.2 \times 10^5$ ) (伝熱工学資料第 5 版, p. 27, 式(3))

Pr が十分に大きく、空気のプラントル数の関数 C(Pr)の適用範囲であることを確認した上で(式 1-6)を用いる。

$$C(Pr) = 0.332 Pr^{\frac{1}{3}} \dots (式 1-6)$$

Pr : プラントル数 [-]

(適用範囲 :  $Pr > 0.5$ ) (伝熱工学資料改訂第 5 版, p. 28)

上記式から、熱伝達率の温度依存性は物性値の関数として次式により表される。

$$h = f(Pr^{\frac{1}{3}}, Re^{\frac{1}{2}}, \lambda) = f(\eta^{-\frac{1}{6}}, Cp^{\frac{1}{3}}, \lambda^{\frac{2}{3}}, \rho^{\frac{1}{2}}) \dots (式 1-7)$$

$\eta$  : 粘性係数 [Pa · s]

Cp : 比熱 [J/kg/K]

$\lambda$  : 熱伝導率 [W/m/K]

$\rho$  : 密度 [kg/m<sup>3</sup>]

構造物表面の熱伝達率は、一般的に主流の温度である外気の温度と、構造物の壁面温度の平均値で定義される。そのため、温度評価の中で想定される温度範囲(外気温度～構造物表面の温度)のそれぞれの温度に対して主流との平均温度を求め、第 1-1 表 常圧下の空気の熱物性値を用い測定によって求められた空気調和・衛生工学便覧の 12W/m<sup>2</sup>/K が、上式で得られる熱伝達率の温度影響について確認した。この結果(第 1-2 表)、100℃で約-0.8%、450℃で約-3.5%程度であり、12W/m<sup>2</sup>/K を高温条件に適用することは妥当である。

第 1-1 表 常圧下の空気の熱物性値\*2

温度 [K]	温度 [°C]	密度 [kg/m <sup>3</sup> ]	定圧比熱 [kJ/kg/K]	粘性率 [μ Pa · s]	熱伝導率 [mW/m/K]
280	6.85	1.2606	1.007	17.6	24.61
300	26.85	1.1763	1.007	18.62	26.14
320	46.85	1.1026	1.008	19.69	27.59
340	66.85	1.0376	1.009	20.63	29
360	86.85	0.9799	1.011	21.54	30.39
380	106.85	0.9282	1.012	22.42	31.73
400	126.85	0.8818	1.015	23.27	33.05
420	146.85	0.8398	1.017	24.1	34.37
440	166.85	0.8016	1.02	24.9	35.68
460	186.85	0.7667	1.023	25.69	36.97
480	206.85	0.7347	1.027	26.46	38.25
500	226.85	0.7053	1.031	27.21	39.51
550	276.85	0.6412	1.041	29.03	42.6
600	326.85	0.5878	1.052	30.78	45.6
650	376.85	0.5425	1.064	32.47	48.4
700	426.85	0.5038	1.076	34.1	51.3
800	526.85	0.4408	1.099	37.23	56.9

注釈 \*2 : 伝熱工学資料改訂第 4 版, p. 329 の抜粋

第 1-2 表 熱伝達率の温度影響の確認結果

温度 [°C]	外気温度 (37°C) との 平均温度[°C]	密度 [kg/m <sup>3</sup> ]	定圧比熱 [J/kg/K]	粘性率 [Pa・s]	熱伝導率 [W/m/K]	Pr [-]	37°C基準差 [%]
450	243.5	0.683	1034	$2.8 \times 10^{-5}$	$4.1 \times 10^{-2}$	0.709	-3.43
400	218.5	0.717	1029	$2.7 \times 10^{-5}$	$3.9 \times 10^{-2}$	0.710	-3.18
350	193.5	0.756	1025	$2.6 \times 10^{-5}$	$3.7 \times 10^{-2}$	0.711	-2.90
325	181	0.777	1022	$2.5 \times 10^{-5}$	$3.7 \times 10^{-2}$	0.711	-2.75
300	168.5	0.799	1020	$2.5 \times 10^{-5}$	$3.6 \times 10^{-2}$	0.712	-2.59
250	143.5	0.847	1017	$2.4 \times 10^{-5}$	$3.4 \times 10^{-2}$	0.713	-2.24
200	118.5	0.901	1014	$2.3 \times 10^{-5}$	$3.2 \times 10^{-2}$	0.715	-1.82
150	93.5	0.962	1011	$2.2 \times 10^{-5}$	$3.1 \times 10^{-2}$	0.716	-1.33
100	68.5	1.033	1009	$2.1 \times 10^{-5}$	$2.9 \times 10^{-2}$	0.717	-0.77
37	37	1.138	1008	$1.9 \times 10^{-5}$	$2.7 \times 10^{-2}$	0.718	0.00

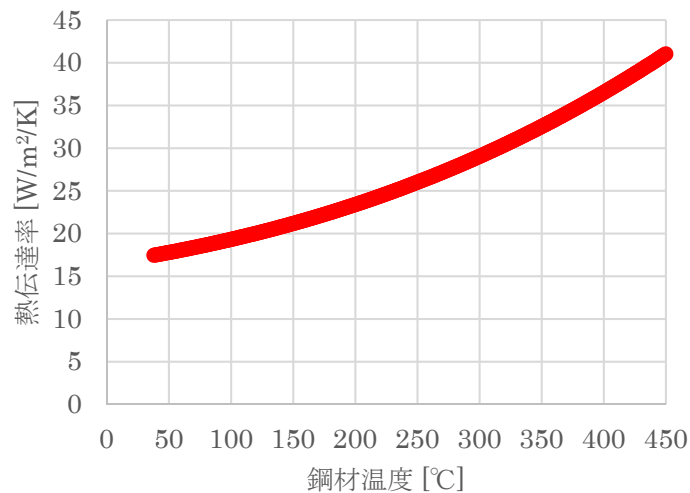
以上から、温度上昇に対して輻射による熱伝達率は増え、対流による熱伝達率は同等であることから、空気調和・衛生工学便覧の中で保守側の値として選定し、それぞれの熱伝達率を高温条件に適用することは妥当である。

## 1.2 離隔距離表の設計に用いる熱伝達率について

輻射及び対流による放熱が期待できる場合は、熱伝達率は  $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を適用できるが、離隔距離表については、必要離隔距離を保守的に広く取るため、設計裕度を設ける観点で以下のとおり考慮した。

屋外施設において、「1.1 (1) 輻射放熱について」に基づき、鋼材の輻射率 0.8 による輻射の熱伝達率と対流の熱伝達率  $12\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  の合計を第 1-2 図に示す。

外部火災防護対象施設と外部火災防護対象施設等に波及的破損を及ぼし得る施設のそれぞれの許容温度は  $325^\circ\text{C}$ 、 $450^\circ\text{C}$  である。第 1-2 図から得られる  $37^\circ\text{C}$  から  $325^\circ\text{C}$ 、 $37^\circ\text{C}$  から  $450^\circ\text{C}$  における輻射と対流の熱伝達率の合計の平均値は、それぞれ  $23\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ 、 $27\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  であり、その平均値は  $25\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  である。



第 1-2 図 輻射及び対流による熱伝達率の合計

ここで、離隔距離の設計裕度を確保する観点から、実際の設備材料とは異なるものの、設備材料に類する材質を幅広く検討し保守的な結果となるよう考慮した場合、その輻射率は最小で酸化鉄の 0.4 (出典：伝熱工学資料改訂第 3 版, p. 149) であり、鋼材の輻射率の 0.8 に対して  $1/2$  となった。そのため、保守的に  $25\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を半分とした  $12.5\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  を離隔距離表の設計に用いることとした。

なお、酸化鉄の輻射率 0.4 により第 1-2 図を再評価した場合、平均の熱伝達率は鋼材の  $25\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  に対して  $18\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  となり、 $12.5\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$  はこの観点からも妥当である。

以上

# 別紙





令和4年9月7日 R2

別紙－1

屋外の外部火災防護対象施設の熱伝達率について

## 目 次

1. はじめに・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・・ 1
2. 屋外の外部火災防護対象施設の熱伝達率について・・・・・・・・ 1

1. はじめに

本資料は、補足説明資料「外外火 21 外部火災の影響評価における放熱量の設定の考え方について」において、熱伝達率 17W/m<sup>2</sup>/K を参照し設置状況に応じて考慮するとした冷却塔の熱伝達率について説明する。

2. 屋外の外部火災防護対象施設の許容温度について

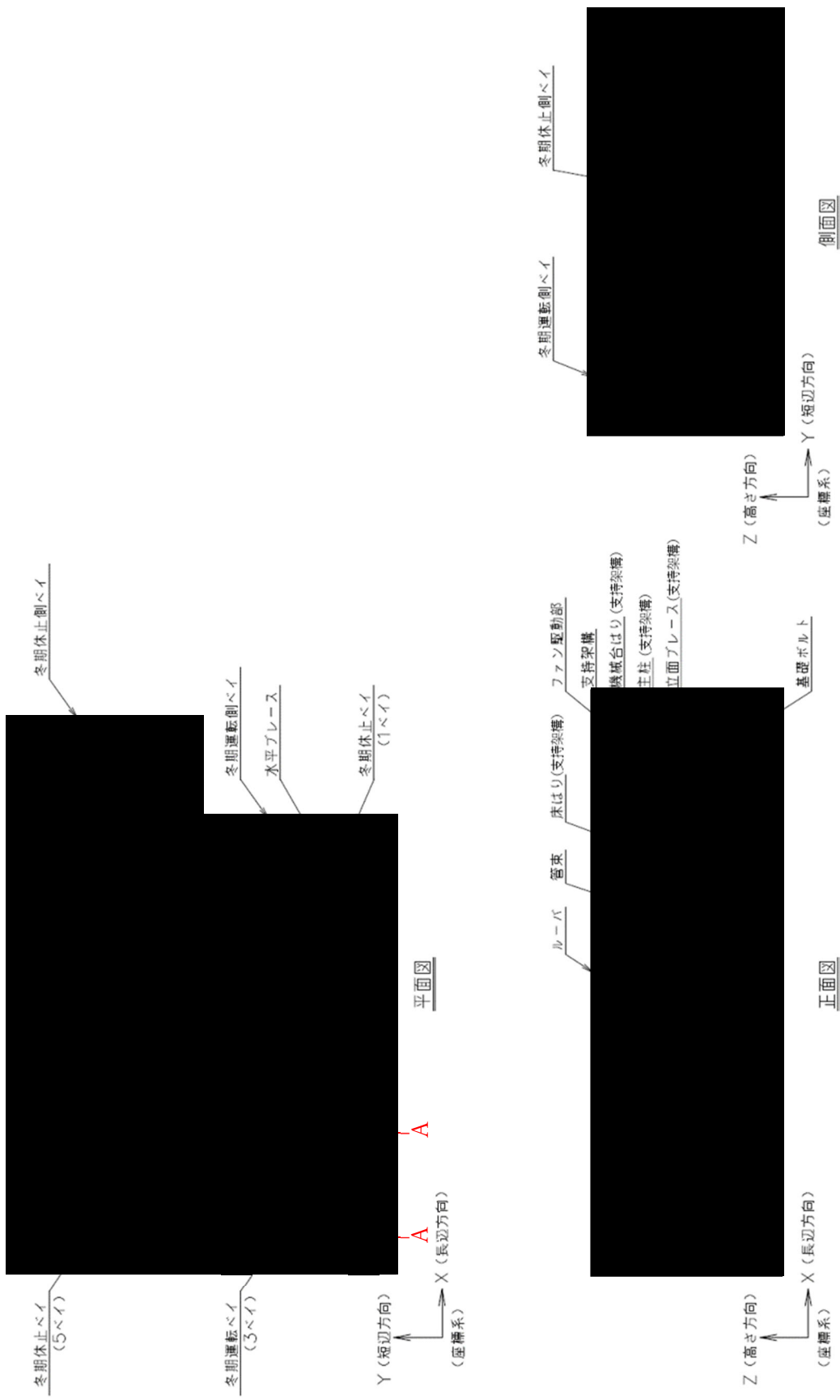
(1) 安全冷却水系(再処理設備本体用)

安全冷却水系（再処理施設本体用）に対し、外部火災の影響評価が必要な対象と放熱の考慮の可否を第 2-1 表に示す。また、安全冷却水 B 冷却塔の概要図を第 2-1 図に、安全冷却水 B 冷却塔の断面概要図を第 2-2 図に示す。評価対象の選定の詳細については、補足説明資料「外外火 04 航空機墜落による火災の防護設計について」に示す。

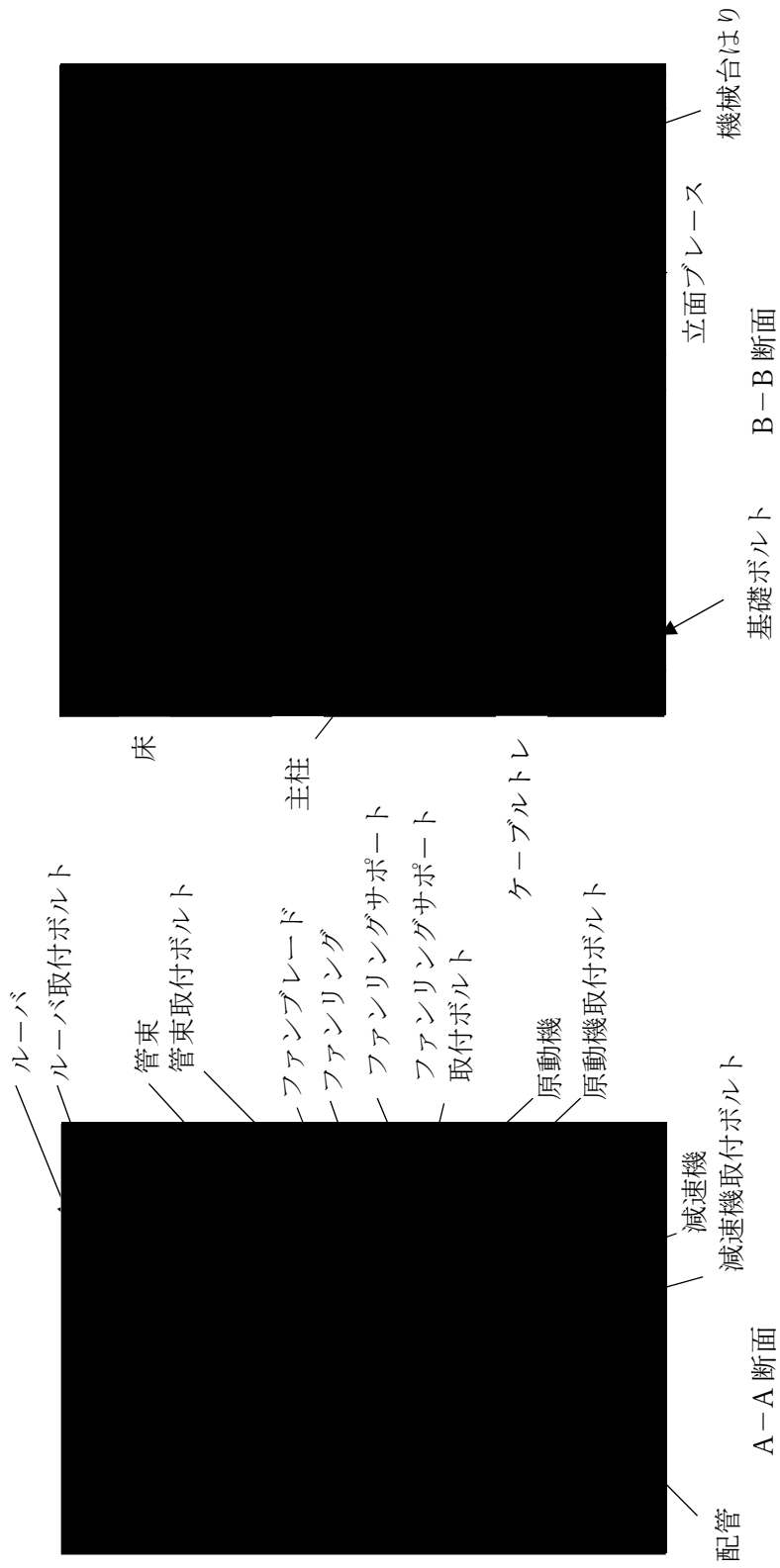
第 2-1 表 安全冷却水系（再処理施設本体用）の評価対象と評価における放熱の考慮

機器	部位	外部火災の影響	評価方法	放熱の考慮
冷却水 (配管の内部流体)		配管出口温度の冷却水温度上昇により、冷却機能の低下が想定される。	評価	×
管束・配管	チューブサポート	チューブサポートの温度上昇による強度低下により変形した場合、伝熱管の損傷が想定される。	評価	○
	管束フレーム	管束フレームの温度上昇による強度低下により変形した場合、伝熱管の損傷が想定される。	試験	/
	ボルト類	ボルト強度低下による破損により、管束・配管の損傷が想定される。	試験	/
ファン駆動部	ファンリング	ファンリングの変形により、ファンブレードの故障が想定される。	評価	○
	ファンブレード	ファンブレードの損傷による冷却機能への影響が想定される。	評価	○
	減速機	減速機の損傷による冷却機能への影響が想定される。	評価	○
	原動機	原動機の損傷による冷却機能への影響が想定される。	評価	○
	ファンリングサポート	ファンリングサポートの強度低下により、ファンリングの変形及びファンブレードの破損が想定される。	試験	/
	ボルト類	ボルト強度低下による破損により、ファンリングの変形及びファンブレードの破損が想定される。	試験	/
	コモンベッド	コモンベッドの変形により、減速機及び原動機の故障が想定される。	試験	/
ケーブルトレイ	ケーブルトレイの破損により、ケーブルの断線等の故障が想定される。	試験	/	
支持架構	主柱	支持架構の強度低下により、冷却塔の倒壊等の影響が想定される。	評価	○
	床はり			
	機械台はり			
	立面ブレース			
	水平ブレース			
	基礎ボルト			

<凡例> ○：当該設備の冷却能力及び設置環境から放熱を考慮， ×：放熱は考慮しない



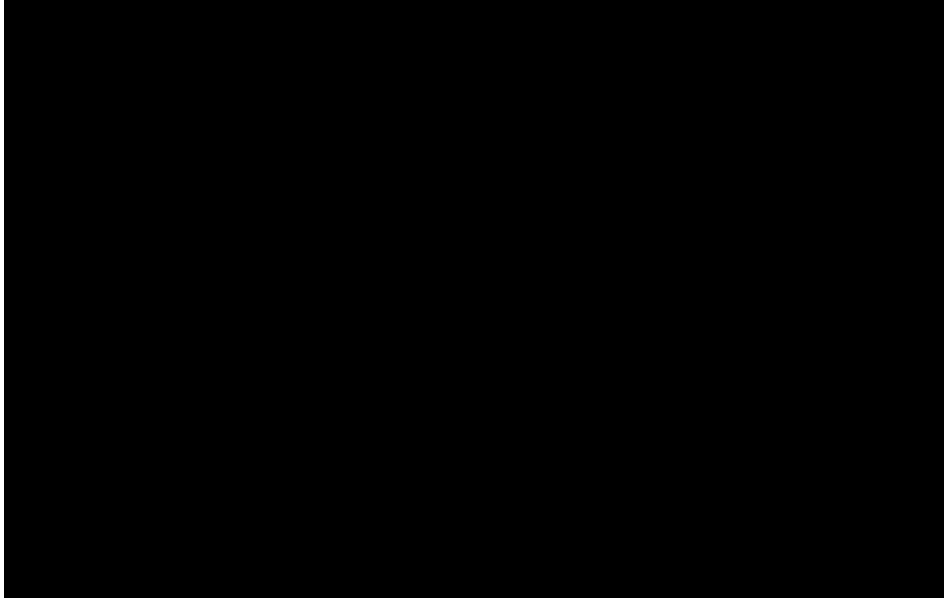
第2-1図 安全冷却水 B 冷却塔 概要図



第2-2 図 安全冷却水 B 冷却塔 断面概要図

a. チューブサポート

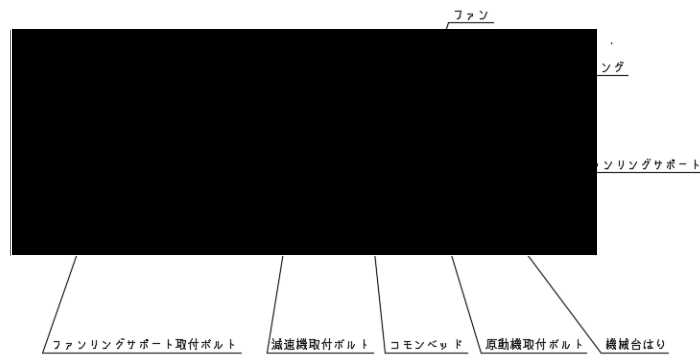
第2-2図に示す管束を一部の構成部材であり，輻射放熱及び対流放熱を阻害する部材が周辺にないことから，熱伝達率は $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。



第 2-3 図 管束構造図

b. ファンリング及びファンブレード

ファンリング及びファンブレードについては，輻射放熱及び対流放熱を阻害する部材が周辺にないことから，熱伝達率は $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。



第 2-4 図 ファン駆動部構造図

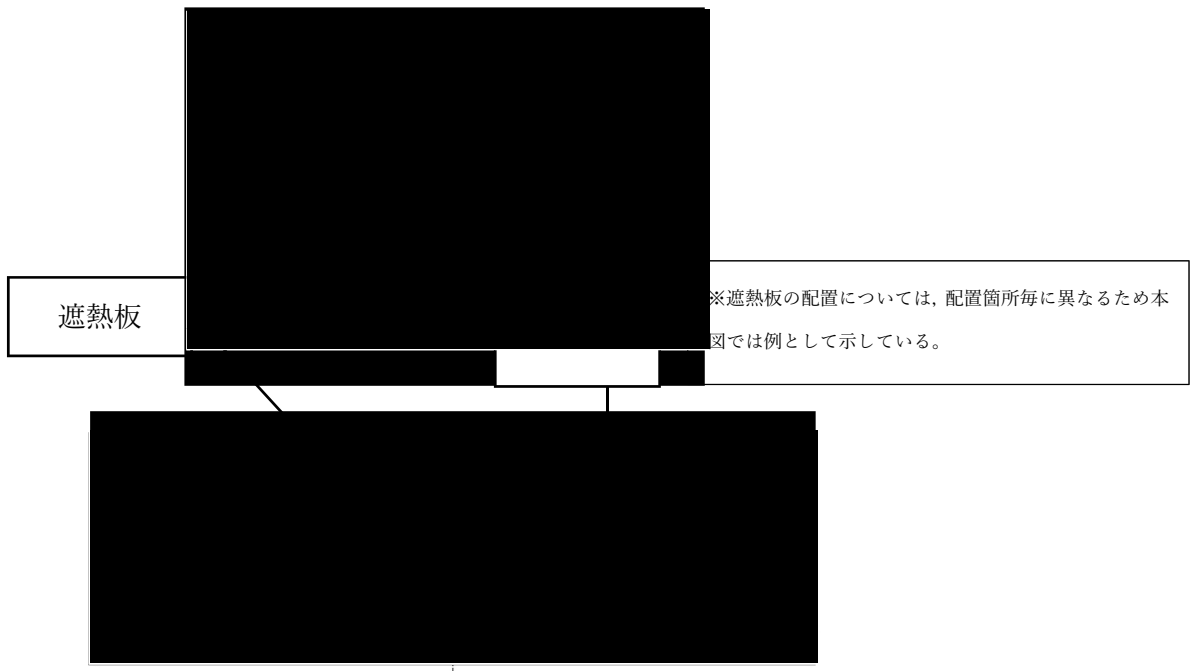
c. 原動機

原動機については、遮熱板の温度上昇により遮熱板と原動機の温度差が期待できないため輻射放熱を考慮せず、対流放熱のみを考慮する。

停止時の評価については、「別添-1 熱伝達率の設定の考え方について」に置いて整理している屋外環境における一般的な熱伝達率 $12\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。

運転時の評価については、評価対象の形状に応じて熱伝達率 $14\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ 又は $21\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。

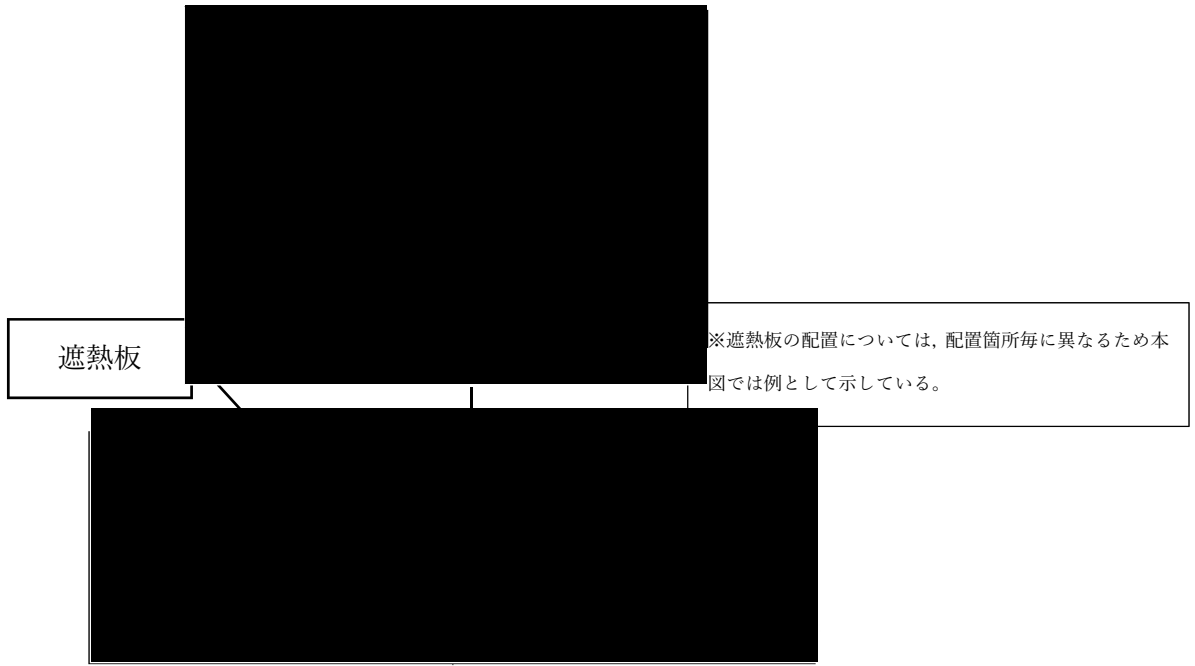
熱伝達率 $14\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ 及び $21\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ の考え方を参考に示す。



第2-5図 原動機と遮熱板の構造概要図

d. 減速機

減速機については、遮熱板の温度上昇による放熱が考慮され、減速機と当該設備の温度差により入熱が考慮される。そのため、輻射放熱については考慮されず、対流放熱の成分である、熱伝達率は $12\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。



第2-6図 減速機と遮熱板の構造概要図

e. 支持架構

第2-2図に示すとおり、支持架構については、輻射放熱及び対流放熱を阻害する部材が周辺にないことから、熱伝達率は $17\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮することができる。

ただし、必要離隔距離を広く取るため、設計裕度として $12.5\text{W}/\text{m}^2/\text{K}$ を考慮する。

以上



## 参考

### 安全冷却水 B 冷却塔 原動機（運転中）の熱伝達率について

#### 1. 概要

本資料は、原動機（運転中）の温度評価に用いている遮熱板、原動機の放熱の熱伝達率 14 W/m<sup>2</sup>/K, 21 W/m<sup>2</sup>/K の設定根拠についてまとめたものである。

#### 2. 熱伝達率の計算

ファンが運転中の通風状態における熱伝達率を以下のとおり求める。

##### (1) 諸条件

・ファンリング内径 [m]（設計値）

・風量 [m<sup>3</sup>/s]（設計値）

・流速  $u = \frac{\text{風量}}{\frac{\pi}{4} \times \text{内径}^2} = \text{流速} \text{ [m/s]}$

・代表長さ  $L = \text{直径} \text{ [m]}$

原動機の直径とし、原動機、遮熱板共通で使用する。

・代表温度 138.5 [°C] (411.65 [K])

熱伝達率を求める際の物性値は、鋼材温度と雰囲気（空気）の平均温度で定義される。計算では遮熱板裏面の温度である～230°Cを丸めた 240°Cと雰囲気 37°Cの平均温度である 138.5°C（411.65 K）を用いる。物性値は伝熱工学資料改訂第4版の 138.5°Cに最も近い値から、線形補完により求める。なお、空気については、温度が高いほど粘性が高くなるため、熱伝達率は温度が高いほど小さくなることから、保守側の評価となる。

##### (2) 物性値

各種物性値は常圧下の空気の値（文献[1], p. 329, 表 1）を内挿して求める。

密度

$$\rho = \frac{0.8398 - 0.8818}{420 - 400} \times (411.65 - 400) + 0.8818 = 0.8573 \text{ [kg/m}^3\text{]}$$

粘性係数

$$\mu = \frac{24.10 - 23.27}{420 - 400} \times (411.65 - 400) + 23.27 = 23.75 \text{ [\mu Pa} \cdot \text{s]}$$

熱伝導率

$$\lambda = \frac{34.37 - 33.05}{420 - 400} \times (411.65 - 400) + 33.05 = 33.82 \text{ [mW/m/K]}$$

プラントル数

$$Pr = \frac{0.713 - 0.715}{420 - 400} \times (411.65 - 400) + 0.715 = 0.714 \text{ [-]}$$

レイノルズ数

$$Re = \frac{\rho \cdot u \cdot L}{\mu} = \frac{0.8573 \times \blacksquare \times \blacksquare}{23.75 \times 10^{-6}} = \blacksquare \text{ [-]}$$

(3) 遮熱板の熱伝達率

遮熱板の熱伝達率の計算では Pr が十分大きいことから、Pr の適用範囲を確認した上で、平板モデル（文献[2]，p. 28，式(10)，(13)）を用いる。

$$\begin{aligned} h &= Nu \frac{\lambda}{L} \\ &= 0.664 \cdot Pr^{1/3} \cdot Re^{1/2} \cdot \frac{\lambda}{L} \quad (Pr > 0.5) \\ &= 0.664 \times 0.714^{1/3} \times (\blacksquare)^{1/2} \times \frac{33.82 \times 10^{-3}}{\blacksquare} \\ &= 14.43 = 14 \text{ [W/m}^2\text{/K]} \text{ (切捨て)} \end{aligned}$$

(4) 原動機の熱伝達率

原動機の熱伝達率の計算では、円柱モデル（文献[3]，p. 173，式(7・328)）を用いる。このとき、熱伝達率の計算では、下表から  $C_1=0.0239$ ， $n=0.805$  を使用する。

表 7・10 空気流に直角におかれた単一円柱の  
 $C_1$ および $n$

$Re$	$C_1$	$n$
1~4	0.891	0.330
4~40	0.821	0.385
40~4 000	0.615	0.466
4 000~40 000	0.174	0.618
40 000~250 000	0.0239	0.805

$$\begin{aligned}
 h &= Nu \frac{\lambda}{L} \\
 &= C_1 \cdot Re^n \cdot \frac{\lambda}{L} \\
 &= 0.0239 \cdot Re^{0.805} \cdot \frac{\lambda}{L} \\
 &= 0.0239 \times (\text{黒塗り})^{0.805} \times \frac{33.82 \times 10^{-3}}{\text{黒塗り}} \\
 &= 21.05 = 21 \text{ [W/m}^2\text{/K]} \text{ (切捨て)}
 \end{aligned}$$

### 3. 参考文献

- [1] 日本機械学会, 伝熱工学資料改訂第4版.
- [2] 日本機械学会, 伝熱工学資料改訂第5版.
- [3] 西川兼康, 藤田恭伸, 伝熱学, 理工学社.

以上